#4



】 本 国 特 許 厅 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office

出願年月日

Date of Application:

2001年 5月22日

出願番号

Application Number:

特願2001-152656

[ST.10/C]:

[JP2001-152656]

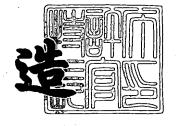
出 願 人
Applicant(s):

富士写真フイルム株式会社

2002年 4月12日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office





特2001-152656

【書類名】

特許願

【整理番号】

P-36995-1

【提出日】

平成13年 5月22日

【あて先】

特許庁長官 殿

【国際特許分類】

B65H 19/17

【発明者】

【住所又は居所】

神奈川県小田原市扇町2丁目12番1号 富士写真フイ

ルム株式会社内

【氏名】

高橋 伸輔

【発明者】

【住所又は居所】

神奈川県小田原市扇町2丁目12番1号 富士写真フイ

ルム株式会社内

【氏名】

井上 正次

【発明者】

【住所又は居所】

神奈川県小田原市扇町2丁目12番1号 富士写真フイ

ルム株式会社内

【氏名】

吉田 信雄

【発明者】

【住所又は居所】

神奈川県小田原市扇町2丁目12番1号 富士写真フィ

ルム株式会社内

【氏名】

勝俣 達男

【特許出願人】

【識別番号】

000005201

【氏名又は名称】

富士写真フイルム株式会社

【代理人】

【識別番号】

100105647

【弁理士】

【氏名又は名称】

小栗 昌平

【電話番号】

03-5561-3990

【選任した代理人】

【識別番号】

100105474

【弁理士】

【氏名又は名称】 本多 弘徳

【電話番号】

03-5561-3990

【選任した代理人】

【識別番号】

100108589

【弁理士】

【氏名又は名称】 市川 利光

【電話番号】

03-5561-3990

【選任した代理人】

【識別番号】

100115107

【弁理士】

【氏名又は名称】 高松 猛

【電話番号】

03-5561-3990

【選任した代理人】

【識別番号】

100090343

【弁理士】

【氏名又は名称】 栗宇 百合子

【電話番号】

03-5561-3990

【先の出願に基づく優先権主張】

【出願番号】

特願2001-46869

【出願日】

平成13年 2月22日

【先の出願に基づく優先権主張】

【出願番号】

特願2001-62159

【出願日】

平成13年 3月 6日

【先の出願に基づく優先権主張】

【出願番号】

特願2001-68851

【出願日】

平成13年 3月12日

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 092740

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】

0003489

【プルーフの要否】

要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 ペースターロール

【特許請求の範囲】

【請求項1】 第1のウエブと第2のウエブとを重ね合わせた状態で押圧するペースターロールにおいて、

外周面にエアー排除用の凹部が設けられたことを特徴とするペースターロール

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、第1のウエブと第2のウエブとを重ね合わせた状態で押圧してそれ らを接合する技術に関する。

[0002]

【従来の技術】

磁気記録媒体やその他の帯状体の製造ラインにおいては、プラスチック、紙、 金属箔等からなるウエブをウエブロールから引き出して、そのウエブに塗布等の 所定の処理を施している。

従来、製造ラインをなるべく止めずに、ウエブが引き出されて巻量が少なくなったウエブロール(旧ロール)と未使用のウエブロール(新ロール)とを交換するための、様々な技術が提案されている。

例えば特開平11-91997号公報には、旧ロールのウエブの末端と新ロールのウエブの先端とを重ね合わせて、それらをブラシで押圧して接合する紙継ぎ装置が開示されている。

[0003]

また、特開平9-12185号公報には、磁気記録媒体用の旧ロールのウエブ の末端と新ロールのウエブの先端とを重ね合わせて、それらをペースターロール (プレスロール。接合ロール。)で押圧して接合する装置が開示されている。

この装置では、旧ロールのウエブ残量が少なくなると、新ロールを旧ロールと 同様な速度で回転させる。そして、新ロールに近接して設けた検出手段により新 ロールの接着テープの位置を検出しながら、所定のタイミングでペースターロールにより旧ロールのウエブを新ロールの外周面に押し当てる。この結果、新ロールの接着テープを介して、旧ロールのウエブ末端に新ロールのウエブ先端が接合される。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】

従来のウエブ接合装置では、ペースターロールにより旧ロールのウエブを新ロールの外周面に押し当てても、接着テープによる接合が不十分となる場合があった。接着テープによる接合が不十分であると、ウエブ搬送に伴ってその接合箇所からウエブが破損する等の不具合が生じる。

また、従来のウエブ接合装置では、ペースターロールにより旧ロールのウエブを新ロールの外周面に押し当てた際に、旧ロールのウエブが切断されてしまう場合があった。このようなウエブの切断は、製造ラインの停止に伴う生産効率の著しい低下を招く。

本発明は、上記事情に鑑みてなされたものであって、その目的は、第1のウエブと第2のウエブとをしっかりと押圧でき、ウエブ切断を防止できて生産性向上に供するペースターロールを提供することにある。

[0005]

【課題を解決するための手段】

本発明の上記目的は、第1のウエブと第2のウエブとを重ね合わせた状態で押 圧するペースターロールにおいて、外周面にエアー排除用の凹部が設けられたことを特徴とするペースターロールによって達成される。

[0006]

最近、磁気記録媒体などのウエブの薄層化がすすめられている。このようなウエブの薄層化に伴い、ペースターロールと旧ロールのウエブとの間のエアーによって旧ロールのウエブの挙動が不安定になる場合が生じてきた。このエアーの影響によって、旧ロールのウエブを新ロールの外周面に均一に押し当てられない場合が生じていたのである。特に、ウエブ搬送速度が速いときに、旧ロールのウエブを新ロールの外周面に均一に押圧できなくなる傾向があることが判明した。

本発明の上記構成を採用すれば、ペースターロールの外周面にエアー排除用の 凹部が設けられているので、エアシリンダ等によってペースターロールを旧ロー ルのウエブに向けて移動させた際に、その凹部からペースターロールと第1のウ エブとの間のエアーが除去される。こうして、ペースターロールにより第1のウ エブを第2のウエブに均一に押し当てることができるので、たとえウエブ搬送速 度が速くても、第1のウエブと第2のウエブとをしっかりと押圧できて、確実な ウエブ接合を達成できる。

[0007]

なお、薄手のウエブほど本発明による効果が顕著であり、第1及び第2のウエブの厚みが10μm以下であるとき、本発明による効果が特に顕著である。また、ウエブの搬送速度が速いとき程(例えば200m/min以上)、本発明による効果が顕著である。

また本発明においては、ペースターロールの外周面に螺旋状の溝が設けられていることが好ましい。このような溝は、簡単な加工で形成できるとともに、ペースターロールを使用していく中でのクリーニングも容易である。溝形状としては、断面視において半円形状ないし円弧形状のものが好ましいが、矩形等のものも採用でき、特に限定されない。溝ピッチは、例えば1~10mmに設定することができる。溝深さは、例えば0.1~1mmに設定することができる。

また本発明においては、ペースターロールを、芯金と、該芯金の外周面に設けられた被覆弾性体とを有する構成とすることが好ましい。被覆弾性体の材質としては、例えばゴム等の樹脂を採用することができる。

[0008]

上記ペースターロールを搭載したウエブ供給装置(ウエブ接合装置)は、以下の構成とすることができる。すなわち、旧ロールが装着される第1軸と、該第1軸と所定の間隔をおいて配設されて新ロールが装着される第2軸と、前記旧ロールのウエブ末端と前記新ロールのウエブ先端とを重ね合わせた状態で押圧するペースターロールとを備え、前記ペースターロールは外周面にエアー排除用の凹部が設けられており、旧ロールのウエブ末端と新ロールのウエブ先端とを、前記ペースターロールを押し当てることで接合して、前記旧ロールのウエブに引き続い

て前記新ロールのウエブを供給するウエブ供給装置である。

[0009]

また、本発明の上記目的は、第1のウエブと第2のウエブとを重ね合わせた状態で押圧するペースターロールにおいて、外周面の両端部が面取りされたことを 特徴とするペースターロールによって達成される。

[0010]

ここで、面取りされた部分は、ペースターロールの外周面上に当接するウエブの幅方向端部から20mm以上50mm以下の両端部近傍と対向する、ペースターロールの外周面を含むことが好ましい。さらに、面取りされた部分は、所定の傾斜角度で傾斜する平面であってもよいし、曲面であってもよい。このとき、傾斜角度は3°以上20°以下が好ましく、さらに好ましくは5°以上15°以下で、特に8°以上12°以下が好ましい。

また、ペースターロール外周面の面取りされた部分とその他の部分との接続部分は、エッジを形成していてもよいし、このエッジをなくして滑らかに接続されるように構成してもよい。

芯金としては、例えば略円筒状のものや略円柱状のものを採用できる。芯金の 材質としては、アルミニウム等を例示できるが、特にこれに限定されない。

被覆弾性体の材質としては、ゴム等の樹脂を採用できる。被覆弾性体は、JIS K6301に規定するスプリング式硬さ試験(A形)にて測定された硬さ(HsA)が40~70のものが好ましい。また、ウエブの搬送速度が速いほど、HsAは高い方がよい。

[0011]

本発明者らの鋭意検討の結果、上述したウエブの切断は、ペースターロールを 旧ロールのウエブを介して新ロールの外周面に押し当てた時に、ペースターロー ルが撓んでそのペースターロールの軸方向両端部が旧ロールのウエブに衝撃的に 強く当たって引き起こされていたことがわかった。これは、ペースターロールを 旧ロールのウエブに押し当てるときに、ペースターロールの両端部近傍に設置さ れたシリンダなどを作動させる為、曲げモーメントがペースターロールの中心で 最大となるからである。

[0012]

本発明の上記構成を採用すれば、ペースターロールがウエブを押圧する際に、ウエブに強く当たるペースターロールの軸方向両端部が面取りされているため、ウエブの幅方向両端部に作用する押圧力が減少され、ウエブは幅方向全域にわたって略均一な押圧力で押圧される。したがって、このペースターロールを旧ロールのウエブに押し当てても、軸方向両端部が旧ロールのウエブに強く当たるようなことがなく、ウエブ切断を確実に防止できる。こうして、生産性向上を実現できる。

[0013]

なお、薄手のウエブほど本発明による効果が顕著であり、第 1 および第 2 のウエブの厚みが 1 0 μ m以下、特に 7 μ m以下であるとき、本発明によるウエブ切断防止効果が特に顕著である。

[0014]

上記ペースターロールを搭載したウエブ供給装置は、以下の構成とすることができる。すなわち、旧ロールが装着される第1軸と、該第1軸と所定の間隔をおいて配設されて新ロールが装着される第2軸と、前記旧ロールのウエブ末端と前記新ロールのウエブ先端とを重ね合わせた状態で押圧するペースターロールとを備え、該ペースターロールは外周面の両端部が面取りされており、旧ロールのウエブ末端と新ロールのウエブ先端とを、前記ペースターロールを押し当てることで接合して、前記旧ロールのウエブに引き続いて前記新ロールのウエブを供給するウエブ供給装置である。

[0015]

また、本発明の上記目的は、第1のウエブと第2のウエブとを重ね合わせた状態で押圧するペースターロールにおいて、所定のクラウン形状であることを特徴とするペースターロールによって達成される。

[0016]

クラウン形状とは、ペースターロールの第1および第2のウエブを押圧する部分の外周形状が所定のクラウン(押圧部分の軸方向中央部における外周直径と軸方向両端部における外周直径との差)を有している太鼓形状であることをいう。

すなわち、ペースターロールの押圧部分が、その軸方向中央部における外周面直径が最大となり、この軸方向中央部から軸方向両端部に向かって外周面直径が漸減し、軸方向両端部において外周面直径が最小となっている形状のことをいう。

クラウンとしては、ペースターロールの幅1000mmあたり0.5mm以上2.5mm以下が好ましい。

ペースターロールの押圧部分は、芯金と、この芯金の外周面に設けられた被覆 弾性体とを有する構成とすることができるが、特にこれに限定されない。

芯金としては、例えば略円筒状のものや略円柱状のものを採用できる。芯金の 材質としては、アルミニウム等を例示できるが、特にこれに限定されない。

被覆弾性体の材質としては、ゴム等の樹脂を採用できる。被覆弾性体は、Hs Aが40~70のものが好ましい。また、ウエブの搬送速度が速いほど、Hs A は高い方がよい。

[0017]

本発明の上記構成を採用すれば、ペースターロールが略クラウン形状となっていることから、前記のようにペースターロールが撓んだ際にも、ペースターロールの軸方向中央部分はウエブを押圧し、ペースターロールはその軸方向全域にわたって略均一に旧ロールのウエブを押圧できる。したがって、このペースターロールを旧ロールのウエブに押し当てても、押圧部分の軸方向両端部が旧ロールのウエブに強く当たるようなことがなく、ウエブ切断を確実に防止できる。さらに、従来ではウエブの接合が不可能な弱い力でペースターロールをウエブに押し付けた際にも、ウエブを良好に接合できる。すなわち、ペースターロールをウエブに押し付ける力が、軸方向全域に略均一に伝わることで、ペースターロールの撓みによる押圧力のむらを補正するための余計な力を加える必要がなく、ウエブを良好に接合できる。こうして、生産性向上を実現できる。

[0018]

なお、薄手のウエブほど本発明による効果が顕著であり、第1及び第2のウエブの厚みが 10μ m以下、特に 7μ m以下であるとき、本発明によるウエブ切断防止効果が特に顕著である。

[0019]

上記ペースターロールを搭載したウエブ供給装置は、以下の構成とすることができる。すなわち、旧ロールが装着される第1軸と、該第1軸と所定の間隔をおいて配設されて新ロールが装着される第2軸と、前記旧ロールのウエブ末端と前で記新ロールのウエブ先端とを重ね合わせた状態で押圧するペースターロールとを備え、前記ペースターロールはクラウン形状であり、旧ロールのウエブ末端と新ロールのウエブ先端とを、前記ペースターロールを押し当てることで接合して、前記旧ロールのウエブに引き続いて前記新ロールのウエブを供給するウエブ供給装置である。

[0020]

【発明の実施の形態】

以下、本発明の実施形態を図面に基づいて詳細に説明する。図 1 は、本発明の一実施形態であるペースターロール 2 のが搭載された、磁気記録媒体用のウエブ供給装置 1 のの模式図である。磁気記録媒体用のウエブロール(新ロール)としては、例えば最外周直径 5 0 0 mm、ウエブ幅 1 0 0 0 mm、巻かれたウエブの長さ 8 0 0 0 m、ウエブ厚み 1 0 μ m以下、といった寸法のものが用いられるが、もちろん寸法に制限はない。

[0021]

このウエブ供給装置10は、回転可能に支持された3軸のタレットアーム11の先端に、旧ロール1aと新ロール1bとが装着されている。なお、タレットアーム11は3軸のものに限定されず、2軸のものなどを用いてもよい。新ロール1bのウエブの最外周端部には、両面粘着テープ等の接着テープ2が設けられている。新ロール1bに近接して、接着テープ2の位置を検出するセンサ13が設けられている。また、新ロール1bに近接して、ペースターロール20が可動に設けられている。新ロール1bの外周面とペースターロール20の外周面との間に、旧ロール1aのウエブが挿通されている。新ロール1bの外周面及びペースターロール20の外周面は共に、旧ロール1aのウエブに接していない。

[0022]

旧ロール1 aのウエブ残量が少なくなると、新ロール1 bが旧ロール1 aと同様な速度で回転される。そして、センサ13により接着テープ2の位置を検出し

ながら、所定のタイミングでペースターロール20により旧ロール1aのウエブを新ロール1b外周面の接着テープ2上に押し当てる。ペースターロール20は、シリンダアクチュエータ等によって駆動される。この時、従来ならば旧ロール1aのウエブを新ロール1b外周面の接着テープ2上に均一に押し当てられないといった心配や、ウエブが切断されるといった心配があったが、このウエブ供給装置10では、以下に述べるようなペースターロール20を用いているのでこのような心配がない。

[0023]

図2に示すように、ペースターロール20は、略円筒状のアルミニウム製芯金21と、芯金21の外周面に設けられたゴム (HsA40~70のもの)22とを有している。そして、ゴム22の外周面、すなわちペースターロール20の外周面には、その軸方向略全域にエアー排除用凹部としての螺旋状の溝25が設けられている。

芯金21のゴム22両端から突出した端部には、ジャーナル23が設けられている。ジャーナル23は軸受28により回転自在に支持されている。

[0024]

図2の拡大視部分に示すように、ここでは溝25が断面視略半円形状になっている。溝ピッチPは1~10mmに設定される。溝深さDは0.1~1mmに設定される。この溝25は、例えばバイト等の切削工具を用いて、一回の溝加工で形成することができる。またこの溝25は、クリーニングし易い。

例えば、ゴム22の軸方向寸法Lはウエブ幅よりやや大きい1200mmとすることができるが、もちろん寸法に制限はない。但し、上述のようにLはウエブ幅より大きい方が望ましい。ロール端部が旧ロールの製品面に当たると、その部分がNGとなることがありえるからである。

[0025]

以上のようなペースターロール20を、エアシリンダ等によって図1に示した 旧ロール1 a のウエブに向けて移動させると、ペースターロール20と旧ロール 1 a のウエブとの間のエアーがペースターロール20外周面の溝25からスムー ズに排除される。このため、ペースターロール20によって旧ロール1aのウエ ブを新ロール1 b外周面の接着テープ2上に均一に押し当てることができる。ペースターロール2 0は、旧ロール1 a のウエブを介して新ロール1 b 外周面に当接された時に新ロール1 b の回転に併せて回転される。この際、溝25が螺旋形状であるため、ペースターロール20と旧ロール1 a のウエブとの接点における溝位置(ペースターロール20によって旧ロール1 a のウエブを押圧していない位置)がペースターロール20によって間ロール1 a のウエブをペースターロール20によって隙間なく略均一に押圧できる。

本構成によれば、たとえウエブ搬送速度が速くても、旧ロール1 a の末端と新ロール1 b の先端とを確実に接合できる。このようなウエブ供給装置10により、生産性向上を実現できる。

[0026]

図3は、本発明の別の実施形態であるペースターロール30を示す概略図である。

図3 (A) に示すペースターロール30は、ゴム32外周面の軸方向中央部に対する一方側と他方側とに、向きの異なる螺旋形状の溝35a,35bが設けられている。溝35a,35bはいわば線対称である。このような左右対称の溝35a,35bが設けられたペースターロール30によれば、第1のウエブと第2のウエブとを均一に押圧できる。

[0027]

図3 (B) に示すペースターロール40は、ゴム42外周面の軸方向略全域に わたって、等間隔をあけてリング状の溝45が複数設けられている。このような 溝45が設けられたペースターロール40によれば、第1のウエブと第2のウエ ブとを均一に押圧できる。

[0028]

図3 (c)に示すペースターロール50は、ゴム52の軸方向所定箇所に、凹部としてのスリット55が間隔をあけて複数設けられている。スリット55が設けられた箇所では、芯金51が露呈していてもよい。このようなスリット55が設けられたペースターロール50によれば、新ロールの外周面形状になじむことができ、第1のウエブと第2のウエブとを均一に押圧できる。

[0029]

図3(D)に示すペースターロール60は、ゴム62外周面の軸方向略全域に わたって、無数のディンプル65が設けられている。このようなディンプル65 が設けられたペースターロール60によれば、第1のウエブと第2のウエブとを 均一に押圧できる。また、ディンプル65は、互いにつながっていてもよい。

[0030]

図4に、本発明の更に別の実施形態であるペースターロールを示す。図4に示すように、ペースターロール120は、略円筒状のアルミニウム製芯金21と、芯金21の外周面に設けられた被覆弾性体であるゴム(HsA40~70)122を有している。芯金21の外周面直径D3は一様である。芯金21のゴム122両端から突出した端部には、ジャーナル23が設けられている。ジャーナル23は軸受28により回転自在に支持されている。ゴム122の外周面は、軸方向中央部を含む外周直径D1の円筒面部122aと、その円筒面部122aの軸方向両端部に隣接して所定の傾斜角度で傾斜する面取り部122bとで構成されている。なお、面取り部122bが形成される位置を説明するため、ゴム122の円筒面部122aの外周面上にウエブWが当接した様子を2点鎖線で示している。

図4 (A) にウエブWの一方の幅方向端部(図4中左側)と、この端部付近と 当接するゴム122を詳細に示す。面取り部122bは、ウエブWが円筒面部1 22aの外周面上に当接した際に、ウエブWの幅方向端部からウエブの内側方向 (図中右方向) に距離 d だけ離れた接続部C1から、傾斜角度 θ で面取りされて いる。つまり、面取り部122bの外周面は、円筒面部122aの外周面よりも 芯金21側に傾斜している。

[0031]

例えば、ゴム122の軸方向寸法Lを1100mm、ゴム122の円筒面部122aの外周面直径D1を100mm、芯金21の外周面直径D3を80mm、ウエブ端部から面取り部122bの開始点までの距離 dを50mm、面取り部122bの傾斜角度θを10°とすることができるが、もちろん寸法に制限はない。但し、上述のようにLはウエブ幅より大きい方が望ましい。ペースターロール

の両端部が旧ロールの製品面に当たるとその部分がNGとなることがありえるからである。また、円筒面部122aと面取り部122bとの外周面の接続部C1は、エッジを形成していないことが好ましい。

[0032]

以上のようなペースターロール120によれば、ウエブWを押圧する際にウエブWに強く当たるペースターロール120の軸方向両端部が面取り部122bとなっているため、ウエブWの幅方向両端部に作用する押圧力が減少され、ウエブWの幅方向全域にわたって略均一な押圧力で押圧できる。したがって、このペースターロール120を旧ロールのウエブに押し当てても、軸方向両端部が旧ロールのウエブに強く当たるようなことがなく、ウエブ切断を確実に防止できる。こうして、生産性向上を実現できる。

[0033]

図5に、本発明の更に別の実施形態であるペースターロールを示す。ペースターロール130は、略円筒状のアルミニウム製芯金21と、芯金21の外周面に設けられた被覆弾性体であるゴム(HsA40~70)132とを有している。ゴム132は、外周直径D1の円筒面部132aとその円筒面部132aの軸方向両端部に隣接した緩やかな曲面の面取り部132bとで構成され、円筒面部132aと面取り部132bとの接続部C2は、滑らかに接続されていて、外周面にエッジが形成されていない。

以上のようなペースターロール130は、ゴム132の外周面にエッジが形成されていないので、ペースターロール130を上述したウエブ供給装置10(図1参照)に装着し、ウエブに押し当てた際に、ウエブへの圧力が部分的に集中することがない。したがって、ウエブの切断がより確実に防止される。

なお、説明しないその他の構成・作用は上述した実施形態と同様である。

[0034]

図6に、本発明の更に別の実施形態であるペースターロールを示す。図6に示すように、ペースターロール220は、略円筒状のアルミニウム製芯金21と、芯金21の外周面に設けられた被覆弾性体であるゴム(HsA40~70)22 2とを有している。そして、ゴム222は、その軸方向中央部における外周面直 径D1が軸方向両端部における外周面直径D2より大きくなっている。詳述すれば、ゴム222は、その軸方向中央部における外周面直径D1が最大となるクラウン形状になっている。つまり、ゴム222は、その軸方向両端部から軸方向中央部にかけて外周面直径が徐々に大きくなっている。そして、軸方向中央部では外周面が滑らかに接続されていて、外周面の接続部分にエッジが形成されていない。

芯金21の外周面直径D3は一様である。芯金21のゴム222両端から突出した端部には、ジャーナル23が設けられている。ジャーナル23は軸受28により回転自在に支持されている。

[0035]

例えば、ゴム222の軸方向寸法Lを1100mm、ゴム222の軸方向中央部における外周面直径D1を100mm、ゴム222の軸方向両端部における外周面直径D2を98.5mm、芯金21の外周面直径D3を80mmとすることができるが、もちろん寸法に制限はない。但し、上述のようにLはウエブ幅より大きい方が望ましい、ペースターロールの両端部が旧ロールの製品面に当たるとその部分がNGとなることがありえるからである。

[0036]

以上のようなペースターロール220は、ゴム222の外周形状がクラウン形状となっていることから、ペースターロール220が撓んだ際にも、ゴム222の軸方向中央部分はウエブを押圧し、ゴム222はその軸方向全域にわたって略均一に旧ロール1a(図1参照)のウエブを押圧できる。したがって、このペースターロール20を旧ロール1aのウエブに押し当てても、ゴム222の軸方向両端部が旧ロール1aのウエブに強く当たるようなことがなく、ウエブ切断を確実に防止できる。さらに、従来ではウエブの接合が不可能な弱い力でペースターロール220をウエブに押し付けた際にも、ウエブを良好に接合できる。すなわち、ペースターロール220をウエブに押し付ける力がゴム222の軸方向全域に略均一に伝わることで、ペースターロール220の撓みによる押圧力のむらを補正するための余計な力を加える必要がなく、ウエブを良好に接合できる。こうして、生産性向上を実現できる。

[0037]

なお、本発明は、前述した実施形態に限定されるものではなく、適宜な変形、 改良等が可能である。上記実施形態を組み合わせてもよい。

例えば、ペースターロールの外周面に化学的表面処理を施すことで、エアー排 除効果を促進するようにしてもよい。

例えば、中空円筒状の芯金の内周面を、補強部材によって支持するようにして もよい。また、ゴムは芯金21を構成する部材と一体に成形されていてもよい。

[0038]

【実施例】

(試験1)

ウエブ幅1000mm、ウエブ厚み6μmのPETフィルムからなるウエブを ロール状に巻回して、その外周面に極超低圧用のプレスケールを巻回したウエブ ロールを図1に示した新ロール1bとしてウエブ供給装置10に装着した。また 、プレスケールを巻回していない同様のウエブロールを旧ロール1aとして装着 し、送り出し張力100N/m、速度200m/minでウエブを供給した。

さらに、ペースターロールとして、図4に示すペースターロール120のゴム122の幅方向寸法Lを1100mm、ゴム122の硬さをHsA60、芯金21の外周面直径D3を80mm、ウエブ端部から円筒面部と面取り部との接続部までの距離dを50mmとし、面取り部の傾斜角度を変更した2種類のペースターロールを用意した。

この2種類のペースターロールのうち、傾斜角度 θ を10°としたものを実施例1とし、傾斜角度 θ を5°としたものを実施例2とした。

上記したウエブ供給装置に、実施例1または実施例2のペースターロールを装着し、それぞれのペースターロールを旧ロールから供給されるウエブを介してこの新ロールに押圧して、新ロールの外周面に作用するペースターロールの押し圧あるいはシリンダ圧を測定するとともに、旧ロールのウエブを観察し、評価した

またこのとき、比較のため、面取り部が形成されていない従来の円筒状の外周 面を有するペースターロールを用いて同様の観察をし、評価した。



実施例1のペースターロールを用いた試験では、ペースターロールを作動させるシリンダ圧を300kPaとして、新ロールの外周面に作用した押し圧の最大値と最小値を測定し、旧ロールのウエブを観察した。また、同様の条件(シリンダ圧300kPa)で、比較例1として示す従来のペースターロールを用いた場合についても観察をした。

また、実施例2のペースターロールを用いた試験では、ウエブの切断が生じない条件として、新ロールの外周面に作用した押し圧の最大値が980kPaとなるシリンダ圧と押し圧の最小値とを測定し、旧ロールのウエブと新ロールとの接合状態を観察した。また、比較例2として示す従来のペースターロールについては、押し圧の最大値が980kPaで、同様の観測をした。

[0040]

上述した評価試験の結果を表1に示す。

【表1】

	傾斜角度	シリンダ圧	押し圧Max	押し圧Min	華し圧Max -華し圧Min	朱郑	平
実施例1	10°	300kPa	1180kPa	880kPa	300kPa	良好	0
比較例1	.0	300kPa	2350kPa	880kPa	1470kPa	切断	×
実施例2	2°	200kPa	980kPa	680kPa	300kPa	良好	0
,較例2	0	100kPa	980kPa	490kPa	490kPa	のり剥がれ	×

[0041]

表1に示すように、実施例1に示すペースターロールによれば、新ロール外周 面に作用する押し圧の最大値は1180kPa、最小値は880kPaで、これ らの差は300kPaとなった。さらに、新ロールの外周面に作用するペースターロールの押し圧の分布は、ペースターロールの幅方向中央部で最小となり、その軸方向両端に向かって増加し、軸方向両端部で最大となっていた。また、旧ロールから供給されるウエブの切断は見られなかった。

一方、比較例1に示すペースターロールによれば、新ロール外周面に作用する押し圧の最大値は2350kPa、最小値は880kPaで、この最大値と最小値との差は1470kPaとなり、旧ロールから供給されるウエブの切断が見られた。なお、新ロール外周面に作用する押し圧の分布は、実施例1と同様であった。

以上のような結果から、実施例1のペースターロールによれば、新ロールの外周面に作用する押し圧の最大値が従来のペースターロールの2350kPaに比較して1170kPaと減少している。したがって、実施例1によれば、ウエブの幅方向端部の押し圧が減少し、ウエブを切断することがない。さらに、この実施例1によれば、押し圧の最大値と最小値との差が従来のペースターロールの1470kPaに比較して300kPaと減少している。したがって、実施例1によれば、ウエブの幅方向端部の押圧力が減少されたことにより、ウエブ幅方向に作用する押し圧の分布が略均一になり、ウエブを切断することなく旧ロールのウエブと新ロールのウエブとを良好に接合できる。

[0042]

また、表1に示すように、実施例2に示すペースターロールによれば、シリンダ圧は200kPa、新ロール外周面に作用する押し圧の最小値は680kPa となり、旧ロールのウエブと新ロールのウエブとは良好に接合した。なお、新ロール外周面に作用する押し圧の分布は、実施例1と同様であった。

一方、比較例2に示すペースターロールによれば、シリンダ圧は100kPa、新ロール外周面に作用する押し圧の最小値は490kPaとなり、旧ロールのウエブには新ロールの接合が良好に行われなかった。なお、新ロール外周面に作用する押し圧の分布は、実施例1と同様であった。

以上のような結果から、実施例2のペースターロールによれば、押し圧の最大 値を増加することなく、シリンダ圧を比較例2よりも2倍に増加でき、押し圧の 最小値も増加できる。このため、新ロールの外周面に作用する押し圧の最大値と最小値との差が比較例2の490kPaと比べて、300kPaと減少しているので、ペースターロール20をウエブに押し付ける力が、ゴム122の軸方向全域に略均一に伝わる。したがって、ペースターロールの撓みによる押圧力のむらを補正するためにシリンダ圧を増加しても押し圧の最大値を増加することなく、旧ロールのウエブと新ロールのウエブとを良好に接合できる。

[0043]

(試験2)

ウエブ幅1000mm、ウエブ厚み6μmのPETフィルムからなるウエブを ロール状に巻回して、その外周面に極超低圧用のプレスケールを巻回したウエブ ロールを図1に示した新ロール1bとしてウエブ供給装置10に装着した。また 、プレスケールを巻回していない同様のウエブロールを旧ロール1aとして装着 し、送り出し張力98N/m、速度200m/minでウエブを供給した。

さらに、ペースターロールとして、図6に示すペースターロール220のゴム222の幅方向寸法Lを1100mm、ゴム222の硬さをHsA60、芯金21の外周面直径D3を80mmとし、クラウンを変更した2種類のペースターロールを用意した。

この2種類のペースターロールのうち、クラウンを1.5mm(最大外周直径D1: ϕ 100mm、最小外周直径D2: ϕ 98.5mm)としたものを実施例3とし、クラウンを0.5mm(最大外周直径D1: ϕ 100mm、最小外周直径D2: ϕ 99.5mm)としたものを実施例4とした。

上記したウエブ供給装置に、実施例3または実施例4のペースターロールを装着し、それぞれのペースターロールを旧ロールから供給されるウエブを介してこの新ロールに押圧して、新ロールの外周面に作用するペースターロールの押し圧を測定するとともに、旧ロールのウエブを観察し、評価した。

またこのとき、比較のため従来の円筒状の外周面を有するペースターロールを 用いて同様の観察をし、評価した。

[0044]

実施例3のペースターロールを用いた試験では、ペースターロールを作動させ

るシリンダ圧を294kPaとして、新ロールの外周面に作用した押し圧の最大値と最小値を観測し、旧ロールのウエブを観測した。また、同様の条件(シリンダ圧力294kPa)で、比較例3として示す従来のペースターロールを用いた場合についても観察をした。

また、実施例4のペースターロールを用いた試験では、シリンダ圧を196k Paとして、新ロールの外周面に作用した押し圧の最大値と最小値を観測し、旧ロールのウエブと新ロールとの接合状態を観測した。また、同様のシリンダ圧力で、比較例4として示す従来のペースターロールについても観察をした。

[0045]

上述した評価試験の結果を表2に示す。

【表2】

	クラウン	シリンダ圧	押し圧Max	押し圧Min	押し圧Max -押し圧Min	状況	計
実施例3	1.5	294kPa	80kP	880kPa	100kPa	良好	0
比較例3	0		1470kPa	780kPa	690kPa	切断	×
実施例 4	0.5	196kPa	80kP	Y,	0 0	良好	0
比較例 4	0	kР		490kPa	490kPa	のり剥がれ	×

[0046]

表2に示すように、実施例3に示すペースターロールによれば、新ロール外周面に作用する押し圧の最大値は980kPa、最小値は880kPaで、これらの差は、100kPaとなった。さらに、新ロールの外周面に作用するペースターロールの押し圧の分布は、ペースターロールの幅方向中央部で最小となり、その軸方向両端に向かって増加し、軸方向両端部で最大となった。また、旧ロールから供給されるウエブの切断は見られなかった。

一方、比較例3に示すペースターロールによれば、新ロール外周面に作用する押し圧の最大値は1470kPa、最小値は780kPaで、この最大値と最小値との差は690kPaとなり、旧ロールから供給されるウエブの切断が見られた。なお、新ロール外周面に作用する押し圧の分布は、実施例3と同様であった

以上のような結果から、実施例3のペースターロールによれば、新ロールの外 周面に作用する押し圧の最大値と最小値との差が従来のペースターロールの69 0kPaに比較して100kPaと減少している。したがって、実施例3によれ ば、ウエブ幅方向に作用する押し圧が略均一になり、ウエブを切断することなく 旧ロールのウエブと新ロールのウエブとを良好に接合できる。

[0047]

また、表2に示すように、実施例4に示すペースターロールによれば、新ロール外周面に作用する押し圧の最大値は880kPa、最小値は680kPaで、これらの差は、200kPaとなり、旧ロールのウエブと新ロールのウエブとは良好に接合した。なお、新ロール外周面に作用する押し圧の分布は、実施例3と同様であった。

一方、比較例3に示すペースターロールによれば、新ロール外周面に作用する押し圧力の最大値は980kPa、最小値は490kPaで、この最大値と最小値との差は490kPaとなり、旧ロールのウエブには新ロールの接合が良好に行われなかった。なお、新ロール外周面に作用する押し圧の分布は、実施例3と同様であった。

以上のような結果から、実施例4のペースターロールによれば、新ロールの外

周面に作用する押し圧の最大値と最小値との差が比較例4の490kPaと比べて、200kPaと減少しているので、ペースターロール20をウエブに押し付ける力が、ゴム22の軸方向全域に略均一に伝わる。したがって、ペースターロール20の撓みによる押圧力のむらを補正するための余計な力を加える必要がなく、小さい押し圧でも旧ロールのウエブと新ロールのウエブとを良好に接合できる。

[0048]

【発明の効果】

以上説明したように、本発明によれば、第1のウエブと第2のウエブとをしっかりと押圧でき、ウエブ切断を防止できて生産性向上に供するペースターロールを提供できる。

【図面の簡単な説明】

【図1】

本発明の一実施形態が適用されたウエブ供給装置示す概念図である。

【図2】

本発明の一実施形態を示す部分断面図である。

【図3】

本発明の別の実施形態を示す概略図である。

【図4】

本発明の別の実施形態を示す概略図である。

【図5】

本発明の別の実施形態を示す概略図である。

【図6】

本発明の別の実施形態を示す概略図である。

【符号の説明】

1 a 旧ロール

1 b 新ロール

10 ウエブ供給装置

20 ペースターロール

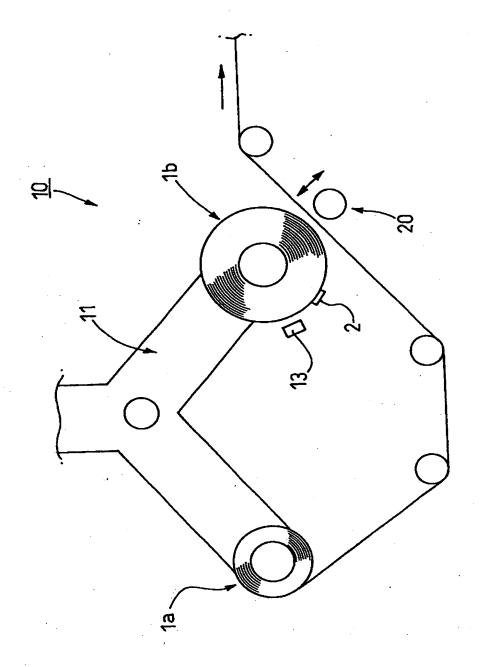
特2001-152656

2 1	芯金	
2 2	ゴム(被覆弾性体)	

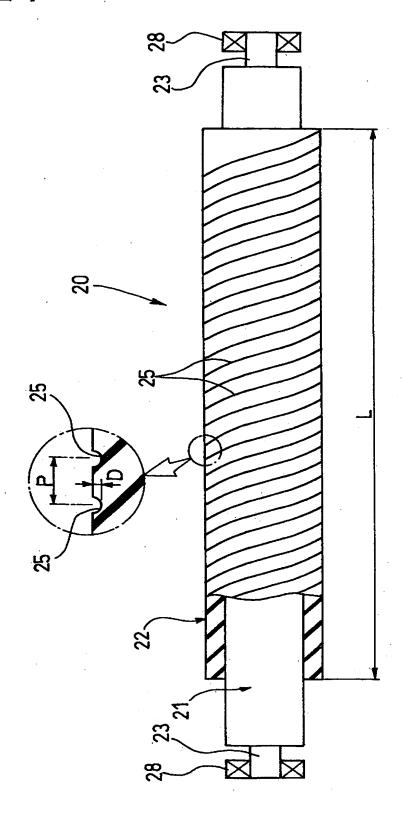
【書類名】

図面

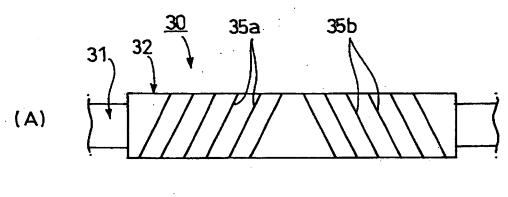
【図1】

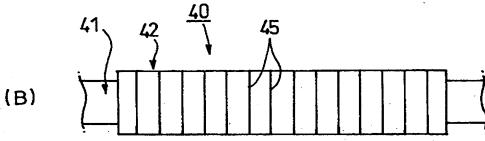


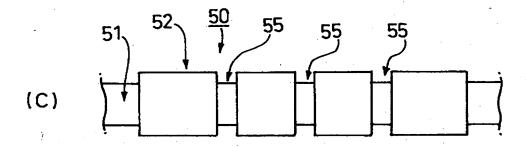
【図2】

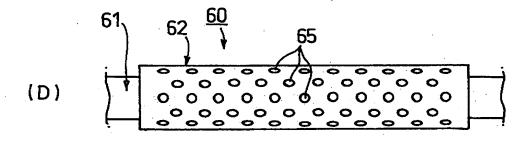


【図3】

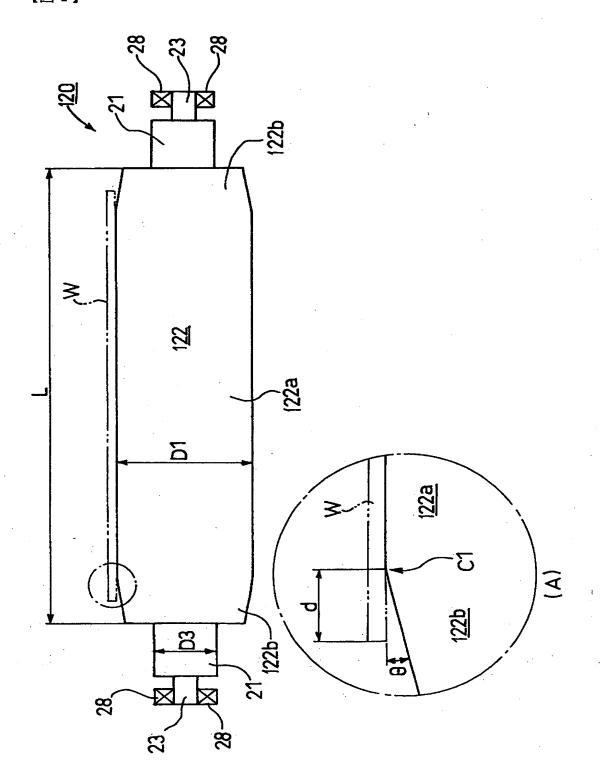




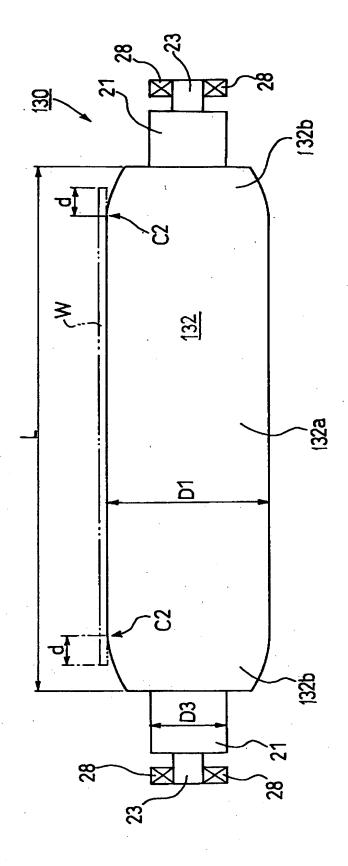




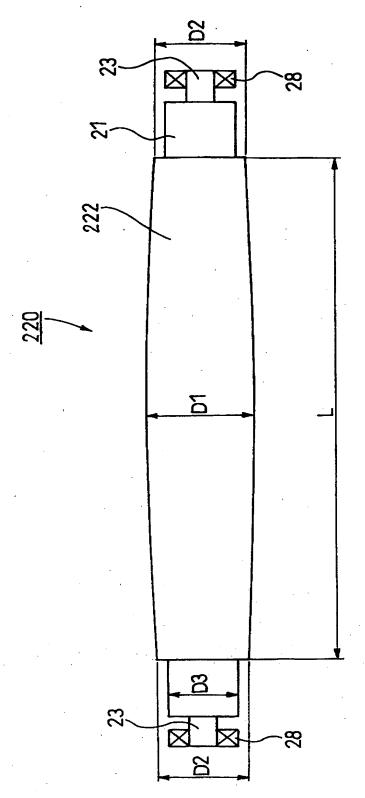
【図4】



【図5】



【図6】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 第1のウエブと第2のウエブとをしっかりと押圧できるペースターロールを提供する。

【解決手段】 第1のウエブと第2のウエブとを重ね合わせた状態で押圧するペースターロール20は、外周面にエアー排除用の凹部25が設けられている。ペースターロールは、外周面の両端部が面取りされている。ペースターロールは、所定のクラウン形状になっている。

【選択図】 図2

出願人履歴情報

識別番号

[000005201]

1. 変更年月日 1990年 8月14日

[変更理由] 新規登録

住 所 神奈川県南足柄市中沼210番地

氏 名 富士写真フイルム株式会社